

(11)Publication number:

2001-037281

(43) Date of publication of application: 09.02.2001

(51)Int.CI.

H02P F04B 49/06 H₀₂P H₀₂P H02P 21/00 HO2P H₀₂P H₀₂P H02P

(21)Application number: 2000-141558

(71)Applicant: MATSUSHITA ELECTRIC IND CO

LTD

(22)Date of filing:

15.05.2000

(72)Inventor: MATSUI KEIZO

NARASAKI KAZUNARI

TAZAWA TORU **AZUMA MITSUHIDE**

(30)Priority

Priority number: 11136723

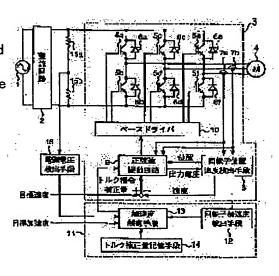
Priority date: 18.05.1999

Priority country: JP

(54) MOTOR TORQUE CONTROLLER

(57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To reduce oscillation and a noise level by providing an inverter for supplying energization so that an electrical angle may be higher than 120 degrees and equal to 180 degrees or lower, and a torque control means for controlling the generated torque of a motor so as to meet torque generated by the motor and load torque generating a load factor. SOLUTION: A torque control means 11 controls energization to a motor 4 so as to meet the rotational acceleration or the rotational speed of the rotor of a motor 4, and reduces a rotational pulse. The torque control means 11 controls the rotational acceleration of the rotor so as to become zero in order to control the pulse. The torque control means 11 difference the rotational speed using the rotor acceleration detecting means 12, and detects the rotational acceleration. An acceleration control means 13 outputs a torque command correction amount which bring the acceleration to zero, to an inverter 3.



LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

THIS PAGE BLANK (USPTO)

(19)日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公閱番号 特開2001-37281

(P2001-37281A)

(43)公開日 平成13年2月9日(2001.2.9)

			家館查審	未請求	請求以	夏の数37	OL	(全 20 頁)	最終頁に続く	
								x		
	5/00					5/00		P		
H 0 2 P	3/24			H02	2 P	3/24		D		
F 0 4 B	49/06	341		F 0 4	4B 4	19/06		341G		
H 0 2 P	6/10			H02	2 P	6/02		341G		
(51) Int.Cl.'		識別記号	•	F I				デーマコート*(参考)		

(21) 出願番号 特顧2000-141558(P2000-141558) (71)出願人 000005821 松下電器產業株式会社 (22)出願日 平成12年5月15日(2000.5.15) 大阪府門真市大字門真1006番地 (72)発明者 松井 敬三 (31)優先権主張番号 特顯平11-136723 大阪府門真市大字門真1006番地 松下電器 (32)優先日 平成11年5月18日(1999.5.18) **産業株式会社内** (33)優先権主張国 日本 (JP) (72)発明者 楢崎 和成 大阪府門真市大字門真1006番地 松下電器 **産業株式会社内** (74)代理人 100062144 弁理士 青山 葆

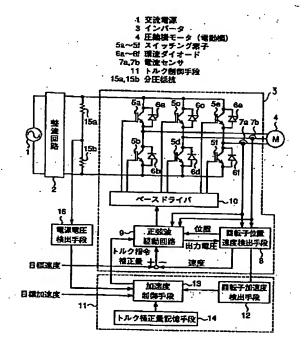
最終頁に続く

(54) 【発明の名称】 電動機のトルク制御装置

(57) 【要約】

【課題】 高効率の圧縮機を、特にその低回転領域で運転しても、低い振動および騒音レベルを実現するインパータ駆動装置を提供すること。

【解決手段】 電動機と、電動機に交流電力を通電角度が120度より大、180度以下で供給するインパータと、電動機の発生するトルクと負荷要素の発生する負荷トルクとを一致させるべく電動機の発生トルクと制御するトルク制御手段を備える。これにより、トルク脈動の大きい圧縮機等の負荷を駆動する場合でも、回転脈動を低減させるとともに、正弦波に近い滑らかな電流波形により低い騒音レベルも実現するものである。また、制御量調整手段により、トルク制御の効果を調整できる。さらに、トルク補正量記憶手段により起動時の低い振動を、また電動機の停止時には、電動機の回転子磁極の所定の位置で通電を停止し、プレーキを掛ける機能を有したインパータにより停止時の低振動を実現する。



【特許請求の節用】

【請求項1】 負荷要素を駆動する電動機と、前記電動機に交流電力を供給するインバータと、前記電動機が発生するトルクと前記負荷要素が発生する負荷トルクとを一致させるように前記インバータを制御するトルク制御手段とを備えていて、

前記インパータにおいては、前記電動機への交流出力の ための通電角度が120度より大きく180度以下となっている電動機のトルク制御装置。

【請求項2】 前記トルク制御手段は、前記電動機の回転子の回転加速度を検出する回転子加速度検出手段と、 検出された回転加速度と回転加速度指令との偏差に基づいて前記電動機に与える電圧または電流のいずれかを制御する加速度制御手段とを備えている請求項1に記載の電動機のトルク制御装置。

【請求項3】 前記加速度制御手段は、検出された回転加速度と回転加速度指令との偏差に基づいて前記電動機に与える電圧または電流のいずれかを演算する制御量演算手段を前記電動機の回転子の所定の回転位置ごとに対応して複数個備えるとともに、任意の回転位置に対応する制御量を前記複数個の制御量演算手段の値の補間により求めるトルク指令補正量補間手段を備えている請求項2に記載の電動機のトルク制御装置。

【請求項4】 前記トルク制御手段は、前記電動機の回転子の回転速度を検出する回転子位置速度検出手段と、 検出された回転速度と回転速度指令との偏差に基づいて 前記電動機に与える電圧または電流のいずれかを制御す る速度制御手段とを備えている請求項1に記載の電動機 のトルク制御装置。

【請求項5】 前記速度制御手段は、検出された回転速度と回転速度指令との偏差に基づいて前記電動機に与える電圧または電流のいずれかを演算する制御量演算手段を前記電動機の回転子の所定の回転位置ごとに対応して複数個備えるとともに、任意の回転位置に対応する制御量を前記複数個の制御量演算手段の値の補間により求めるトルク指令補正量補間手段を備えている請求項4に記載の電動機のトルク制御装置。

【請求項6】 前記トルク制御手段は、前記電動機の回転子の回転角に対して相対する位置の回転速度の差を検出する速度差検出手段と、検出された速度差に基づいて前記電動機に与える電圧または電流のいずれかを制御する速度差制御手段とを備えている請求項1に記載の電動機のトルク制御装置。

【請求項7】 前記速度差制御手段は、検出された速度 差に基づいて前記電動機に与える電圧または電流のいず れかを演算する制御量演算手段を前記電動機の回転子の 所定の回転位置ごとに対応して複数個備えるとともに、 任意の回転位置に対応する制御量を前記複数個の制御量 演算手段の値の補間により求めるトルク指令補正量補間 手段を備えている請求項6に配数の電動機のトルク制御

装置。

【請求項8】 前記インバータは、前記電動機の電流を 検出する電流センサを2個以上備えていて、

前記インバータが出力する電圧値と前記電動機の特性値とから推定される電流推定値と、前記電流センサにより検出された電流値との偏差に基づいて前記電動機の回転子磁極位置を推定する回転子位置推定手段を備え、かつ推定された回転子磁極位置の情報に基づいて通電を制御する機能を備えている請求項1ないし請求項7のいずれか1つに記載の電動機のトルク制御装置。

【請求項9】 前記回転子加速度検出手段は、前記電動機の電流を検出する電流センサを2個以上備えていて、前記インバータが出力する電圧値と前記電動機の特性値とから推定される電流推定値と、前記電流センサにより検出された電流値との偏差に基づいて前記電動機の回転加速度を推定する機能を備えている請求項2または請求項3に記載の電動機のトルク制御装置。

【請求項10】 前記回転子位置速度検出手段は、前記 電動機の電流を検出する電流センサを2個以上備えてい て.

前記インパータが出力する電圧値と前記電動機の特性値 とから推定される電流推定値と、前記電流センサにより 検出された電流値との偏差に基づいて前記電動機の回転 速度を推定する機能を備えている請求項4または請求項 5に記載の電動機のトルク制御装置。

【請求項11】 前記速度差検出手段は、前記電動機の 電流を検出する電流センサを2個以上備えていて、 前記インバータが出力する電圧値と前記電動機の特性値 とから推定される電流推定値と、前記電流センサにより 検出された電流値との偏差に基づいて前記電動機の回転 速度差を推定する機能を備えている請求項6または請求

【請求項12】 負荷要素を駆動する電動機と、前記電動機に交流電力を供給するインバータと、前記電動機が発生するトルクと前記負荷要素の発生する負荷トルクとを一致させるように前記インバータを制御するトルク制御手段とを備えている電動機のトルク制御装置において、

項7に記載の電動機のトルク制御装置。

前記電動機の回転子の回転加速度を検出する回転子加速 度検出手段と、検出された回転加速度と回転加速度指令 との偏差に基づいて前記電動機に与える電圧または電流 のいずれかを制御する加速度制御手段とを備えていて、 前記トルク制御手段は、前記回転子の1回転中の各回 角度における前記インバータのトルク指令補正量を記憶 するトルク補正量記憶手段を備え、前記電動機の起動時 には、前記トルク補正量記憶手段に記憶された前記トル ク指令補正量に基づいて前記電動機に与える電圧または 電流のいずれかを制御することによりトルク制御を行 い、起動してから所定時間後には、検出された回転加速 度を用いて前記加速度制御手段がトルク制御を行うよう になっている電動機のトルク制御装置。

【請求項13】 負荷要素を駆動する電動機と、前記電動機に交流電力を供給するインバータと、前記電動機が発生するトルクと前記負荷要素が発生する負荷トルクとを一致させるように前記電動機の発生トルクを制御するトルク制御手段とを備えている電動機のトルク制御装置において、

前記電動機の回転子の回転速度を検出する回転子位置速 度検出手段と、検出された回転速度と回転速度指令との 偏差に基づいて前記電動機に与える電圧または電流のい ずれかを制御する速度制御手段とを備えていて、

前記トルク制御手段は、前記回転子の1回転中の各回転角度における前記インパータのトルク指令補正量を記憶するトルク補正量記憶手段を備え、前記電動機の起動時には、前記トルク補正量記憶手段に記憶された前記トルク指令補正量に基づいて前記電動機に与える電圧または電流のいずれかを制御することによりトルク制御を行い、起動してから所定時間後には、検出された回転速度

い、起動してから所定時間後には、検出された回転速度 を用いて前記速度制御手段がトルク制御を行うようにな っている電動機のトルク制御装置。

【請求項14】 負荷要素を駆動する電動機と、前記電動機に交流電力を供給するインバータと、前記電動機が発生するトルクと前記負荷要素が発生する負荷トルクとを一致させるように前記電動機の発生トルクを制御するトルク制御手段とを備えている電動機のトルク制御装置において、

前記電動機の回転子の回転角に対して相対する位置の回 転速度の差を検出する速度差検出手段と、検出された回 転速度差に基づいて前記電動機に与える電圧または電流 のいずれかを制御する速度差制御手段とを備えていて、 前記トルク制御手段は、前記回転子の1回転中の各回転 角度における前記インバータのトルク指令補正量を記憶 するトルク補正量記憶手段を備え、前記電動機の起動時 には、前記トルク補正量記憶手段に記憶された前記トル ク指令補正量に基づいて前記電動機に与える電圧または 電流のいずれかを制御することによりトルク制御を行 い、起動してから所定時間後には、検出された回転速度 差を用いて速度差制御手段がトルク制御を行うようになっている電動機のトルク制御装置。

【請求項15】 負荷要素を駆動する電動機と、前記電動機に交流電力を供給するインバータと、前記電動機が発生するトルクと前記負荷要素が発生する負荷トルクとを一致させるように前記インバータを制御するトルク制御手段と、前記インバータの電源入力の電源電圧を検出する電源電圧検出手段とを備えていて、

前記トルク制御手段は、検出された電源電圧の値に基づいて前記インバータの出力電圧に補正をかけることにより、トルクを安定に制御するようになっている電動機のトルク制御装置。

【請求項16】 負荷要素を駆動する電動機と、前記電

動機に交流電力を供給するインバータと、前記電動機が 発生するトルクと前記負荷要素が発生する負荷トルクと を一致させるように前記インバータを制御するトルク制 御手段とを備えていて、

前記トルク制御手段は、前記電動機の停止時には、該電動機の回転子磁極の所定の位置で通電を停止することにより停止時の振動を低減する機能を備えている電動機のトルク制御装置。

【請求項17】 前記トルク制御手段は、通電を停止する前記電動機の回転子磁極の位置を、停止前の該電動機の回転数により変化させるようになっている請求項16に記載の電動機のトルク制御装置。

【請求項18】 前記インパータは、通電を停止する前 記電動機の回転子磁極の位置を、停止前の該電動機のトルクにより変化させるようになっている請求項16に記 載の電動機のトルク制御装置。

【請求項19】 前記加速度制御手段は、検出された回転加速度と回転加速度指令との偏差に基づいて前記電動機に与える電圧または電流のいずれかを演算する制御量演算手段を前記電動機の回転子の所定の回転位置ごとに対応して複数個備えていて、

各制御量演算手段の出力する電圧または電流値は、回転 角に対して隣接する他の制御量演算手段の出力値との差 があらかじめ定められた所定の値以下となるように制限 されるようになっている請求項2に記載の電動機のトル ク制御装置。

【請求項20】 前記速度制御手段は、検出された回転速度と回転速度指令との偏差に基づいて電動機に与える電圧または電流のいずれかを演算する制御量演算手段を前記電動機の回転子の所定の回転位置ごとに対応して複数個備えていて、

各制御量演算手段の出力する電圧または電流値は、回転 角に対して隣接する他の制御量演算手段の出力値との差 があらかじめ定められた所定の値以下となるように制限 されるようになっている請求項4に記載の電動機のトル ク制御装置。

【請求項21】 前記速度差制御手段は、検出された速度差に基づいて前記電動機に与える電圧または電流のいずれかを演算する制御量演算手段を前記電動機の回転子の所定の回転位置ごとに対応して複数個備えていて、

各制御量演算手段の出力する電圧または電流値は、回転 角に対して隣接する他の制御量演算手段の出力値との差 があらかじめ定められた所定の値以下となるように制限 されるようになっている請求項6に記載の電動機のトル ク制御装置。

【簡求項22】 前記加速度制御手段は、検出された回転加速度と回転加速度指令との偏差に基づいて前記電動機に与える電圧または電流のいずれかを演算する制御量演算手段を前記電動機の回転子の所定の回転位置ごとに対応して複数個備えるとともに、各制御量演算手段の出

力する電圧または電流値を、所定の最小値および最大値 の範囲内に制限する制御量調整手段を備えている請求項 2に記載の電動機のトルク制御装置。

【請求項23】 前記速度制御手段は、検出された回転速度と回転速度指令との偏差に基づいて前記電動機に与える電圧または電流のいずれかを演算する制御量演算手段を前記電動機の回転子の所定の回転位置ごとに対応して複数個備えるとともに、各制御量演算手段の出力する電圧または電流値を、所定の最小値および最大値の範囲内に制限する制御量調整手段を備えている請求項4に記載の電動機のトルク制御装置。

【請求項24】 前記速度差制御手段は、検出された速度差に基づいて前記電動機に与える電圧または電流のいずれかを演算する制御量演算手段を前記電動機の回転子の所定の回転位置ごとに対応して複数個備えるとともに、各制御量演算手段の出力する電圧または電流値を、所定の最小値および最大値の範囲内に制限する制御量調整手段を備えている請求項6に記載の電動機のトルク制御装置。

【請求項25】 前記制御量調整手段の制限する電圧または電流値の最小値および最大値の範囲が、前記インバータの電流容量により決定されるようになっている請求項22ないし請求項24のいずれか1つに記載の電動機のトルク制御装置。

【請求項26】 前記制御量調整手段の制限する電圧または電流値の最小値および最大値の範囲が、制御調整率により、あらかじめ与えられた所定の最小値または最大値の範囲に制御調整率を掛けた範囲に調整制限されるようになっている請求項22ないし請求項24のいずれか1つに記載の電動機のトルク制御装置。

【請求項27】 外部より制御量調整率の値を入力し、 前記制御量調整手段に出力する機能を有する制御調整率 入力手段を備えていて、

前記制御量調整手段は、与えられた制御調整率により最 小値または最大値の範囲を設定する機能を有する請求項 26に記載の電動機のトルク制御装置。

【請求項28】 前記制御調整率は、前記インバータの 出力電圧が最大値に達した場合、所定の倍率でもって減 少されるようになっている請求項26に記載の電動機の トルク制御装置。

【請求項29】 前記制御調整率は、前記インバータの 出力電圧が最大値に達した場合、所定の時間変化量でも って減少されるようになっている請求項26に配載の電 動機のトルク制御装置。

【請求項30】 前記制御調整率は、前記インバータの 出力電圧が最大値より低くなった場合、所定の時間変化 量でもって増加されるようになっている請求項28また は請求項29に記載の電動機のトルク制御装置。

【請求項31】 負荷要素を駆動する電動機と、前記電 動機に交流電力を供給するインバータと、前記電動機の 発生するトルクと前記負荷要素の発生する負荷トルクと を一致させるように前記電動機の発生トルクを制御する トルク制御手段とを備えている電動機のトルク制御装置 において、

所定の回転数以上では、トルク制御を実施しないように なっている電動機のトルク制御装置。

【請求項32】 前記トルク制御手段のトルク制御を中止する場合には、前記制御調整率を時間に対して一定の割合でもって減少させてゆくことにより、トルク制御の効果を徐々に減少させるようになっている請求項26に記載の電動機のトルク制御装置。

【請求項33】 負荷要素を駆動する電動機と、前記電動機に交流電力を供給するインバータと、前記電動機の発生するトルクと前記負荷要素の発生する負荷トルクとを一致させるように前記電動機の発生トルクを制御するトルク制御手段とを備えている電動機のトルク制御装置において、

前記インバータは、前記電動機の停止時には、所定の時間、前記インバータのプレーキ出力により停止トルクを掛けて停止時の振動を低減する機能を有する電動機のトルク制御装置。

【請求項34】 前記電動機の電流を検出する電流センサを備えていて、

前記トルク制御装置は、前記インパータのプレーキ出力 により停止トルクを掛ける時間を、検出された電流値の 変動量に従って決定するようになっている請求項33に 記載の電動機のトルク制御装置。

【請求項35】 前記トルク制御装置は、検出された電流値の変動量が所定の値以下になると、前記インパータのブレーキ出力により停止トルクを掛けるのを終了するようになっている請求項34に記載の電動機のトルク制御装置。

【請求項36】 前記電動機がプラシレスDCモータである請求項1ないし請求項35のいずれか1つに記載の電動機のトルク制御装置。

【請求項37】 前記電動機の負荷要素がロータリ圧縮機である請求項1ないし請求項35のいずれか1つに記載の電動機のトルク制御装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、圧縮機、とくに負荷トルクの変動が大きい圧縮機を低振動、低騒音で運転することができる電動機のトルク制御装置に関する。

[0002]

【従来の技術】近年、空気調和機では、地球環境保護の 観点から消費電力を低減する必要性が大きくなってい る。その中で、省電力の技術の一つとして、圧縮機の電 動機を任意の周波数で駆動することができるインバータ を用いた空気調和機が広く一般に使用されている。

【0003】しかし、圧縮機の効率が高い1ピストンの

ロータリ圧縮機をインバータにより駆動しようとした場合、とくにその低回転数域においては、振動、および騒音が増大して実用化が困難であった。図13に示すように、ロータリ圧縮機に加わる負荷トルクは、冷媒を吐出するタイミングで最大となるが、回転角度に応じて大きく変動し、それにより回転速度が大きく脈動し、振動および騒音を発生していた。さらに、その脈動は、回転数が低いほど増大し、それによる振動の振幅も増大するものであった。そのため、1ピストンのロータリ圧縮機をインバータにより駆動することは、とくに低回転数域での運転が難しく、能力制御範囲が狭くなり、インバータの省電力、低騒音の効果を得るのが困難なものとなっていた。

【0004】これらの問題を解決するために、たとえば、特開平1-133585号公報に示されているように、中一タリ圧縮機の1回転の角度を複数に分割し、その分割された角度ごとの回転加速度を回転子加速度検出手段により検出し、回転加速度指令と回転加速度との偏差に基づいて電動機に与える電流指令を生成してトルク制御を行うことにより低振動化を実現していた。また、特公平6-9439号公報に示されているように、電動機の1回転当たりの負荷のパターンを記憶するトルクパターン記憶部を備え、電動機の回転角に応じて前記トルクパターン記憶部からデータを呼び出し、呼び出されたデータから電流指令を生成してトルク制御を行うことにより低振動化を実現していた。

【発明が解決しようとする課題】このような従来の電動

機のトルク制御装置では、電動機を駆動する方法は前記

[0005]

電動機の誘起電圧を検出して駆動する方式であり、その ため前記電動機を3相それぞれ、電気角で120度通電 することにより駆動していた。そのため、トルク制御を 行ったときに発生する電流の脈動が、電気角で60度ご とに大きく変動し、そのため、それに起因する騒音、す なわちコギング成分の騒音がかなり大きくなっていた。 【0006】図14は、上記従来の方式でトルク制御し て駆動したときの電流の一例を示す波形図である。図1 5は、そのときの圧縮機の円周方向の振動の一例を示す 波形図である。図14および図15に示すように、電流 はトルクの脈動に対応して大きく変動し、冷媒の吐出の タイミングで大きく流れる一方、吐出後はほとんどトル クを必要とせず、ほとんど電流が流れないように変動す る。また、60度ごとに転流が発生するため、電流の転 流時の変動が大きくなっている。そのため、それに起因 して発生する振動および騒音が非常に大きくなり、防振 および防音のための装置が大型化するといった問題があ った。

【0007】また、従来の方式によりトルク制御して駆動した場合、制御が安定するまでに時間を要するため、 起動時には振動および騒音が増大するといった問題が発 生していた。また、駆動負荷の大きさが変化すると、インバータに供給される電源の電圧が大きく変動するため、インバータによる出力トルクが変動して制御を迅速に安定化させるのが困難であった。

【0008】さらに、1ピストンのロータリ圧縮機のようなトルク脈動の大きい負荷の場合、運転停止時には、その停止のタイミングによっては、圧縮機回転が大きく変動し、そのため、圧縮機、さらに空気調和機全体に大きな振動を与えていた。

【0009】さらに、従来の方式によりトルクを制御・駆動した場合、検出速度、加速度、速度差情報に高次のノイズ成分が入り、トルク制御の出力特性が不安定なものとなっていた。また、トルク制御の出力が調整できないので、常にトルク制御をフルに掛けるために、電流が多大となり、運転効率が悪化していた。さらに、運転全領域においてトルク制御を掛けていたため、高速の振動が比較的少ない領域においても運転効率が悪化していた。

【0010】本発明は上記の課題を解決するためになされたものであって、空気調和機の圧縮機を周波数可変で駆動して能力を制御する場合、高効率の圧縮機を、とくに低回転数域で運転しても振動や騒音レベルを低くすることができる電動機のトルク制御装置を提供することを目的ないしは解決すべき課題とする。

[0011]

【課題を解決するための手段】上記の課題を解決するためになされた本発明は、負荷要素を駆動する電動機と、電動機に交流電力を通電角度を120度より大きく180度以下で供給するインバータと、電動機が発生するトルクと負荷要素が発生する負荷トルクとを一致させるように電動機の発生トルクを制御するトルク制御手段とを備えた電動機のトルク制御装置を提供する。

【0012】上記電動機のトルク制御装置は、電動機の回転子の回転加速度を検出する回転子加速度検出手段と、検出された回転加速度と回転加速度指令との偏差に基づいて電動機に与える電圧または電流のいずれかを制御する加速度制御手段とを備えていてもよい。

【0013】また、上記電動機のトルク制御装置は、電動機の回転子の回転速度を検出する回転子位置速度検出 手段と、検出された回転速度と回転速度指令との偏差に 基づいて電動機に与える電圧または電流のいずれかを制 御する速度制御手段とを備えていてもよい。

【0014】さらに、上記電動機のトルク制御装置は、電動機の回転子の回転角に対して相対する位置の回転速度の差を検出する速度差検出手段と、検出された速度差に基づいて電動機に与える電圧または電流を制御する速度差制御手段とを備えていてもよい。

【0015】これらにより、トルク脈動の大きい圧縮機などの負荷要素を駆動する場合でも、回転脈動を低減することができ、かつ正弦波に近い滑らかな電流波形によ

り駆動して低い騒音レベルを実現することができる。

【0016】なお、これらの電動機のトルク制御装置においては、加速度制御手段、速度制御手段または速度差制御手段が、それぞれ、検出された回転加速度、回転速度または速度差と、これらの指令値との偏差に基づいて、前記電動機に与える電圧または電流のいずれかを演算する制御量演算手段を電動機の回転子の所定の回転位置ごとに対応して複数個備えるとともに、任意の回転位置に対応する制御量を複数個の制御量演算手段の値の補間により求めるトルク指令補正量補間手段を備えていてもよい。

【0017】また、これらの電動機のトルク制御装置は、インパータが電動機の電流を検出する電流センサを2個以上備えている場合は、インパータが出力する電圧値と電動機の特性値とから推定される電流推定値と、電流センサにより検出された電流値との偏差に基づいて電動機の回転子磁極位置を推定する回転子位置推定手段を備え、かつ推定された回転子磁極位置の情報に基づいて通電を制御する機能を備えているのが好ましい。

【0018】さらに、これらの電動機のトルク制御装置は、回転子加速度検出手段、回転子位置速度検出手段または速度差検出手段が電動機の電流を検出する電流センサを2個以上備えている場合は、インバータが出力する電圧値と電動機の特性値とから推定される電流推定値と、電流センサにより検出された電流値との偏差に基づいて電動機の回転加速度、回転速度または回転速度差を推定する機能を備えているのが好ましい。

【0019】また、本発明は、トルク制御手段が、1回転子の1回転中の各回転角度におけるインバータのトルク指令補正量を記憶するトルク補正量記憶手段を備え、かつ電動機の起動時には、トルク補正量記憶手段に記憶されたトルク指令補正量に基づいて電動機に与える電圧または電流のいずれかを制御することによりトルク制御を行い、起動してから所定時間後には、検出された回転加速度、回転速度または回転速度差を用いてトルク制御を行う加速度制御手段、速度制御手段または速度差制御手段を備えている電動機のトルク制御装置を提供する。これにより、起動時から安定した低振動と低騒音を実現することができる。

【0020】また、本発明は、インバータの電源入力の 電圧を検出する電源電圧検出手段を備え、検出された電 源電圧の値に基づいて出力電圧に補正をかける機能を有 するトルク制御手段を備えた電動機のトルク制御装置を 提供する。これにより、電源が不安定な場合でも安定し て低振動、低騒音を実現することができる。

【0021】また、本発明は、電動機の停止時には、電動機の回転子磁極の位置を所定の位置で通電を停止する機能を有し、さらにその停止位置を停止前の回転数またはトルクにより変化させるインバータを備えた電動機のトルク制御装置を提供する。なお、トルク制御手段は、

通電を停止する前記電動機の回転子磁極の位置を、停止前の該電動機の回転数により変化させるようになっていてもよい。また、インバータは、通電を停止する電動機の回転子磁極の位置を、停止前の電動機のトルクにより変化させるようになっていてもよい。

【0022】これにより、電動機の停止時には、電動機の回転子磁極の所定の位置で通電を停止させ、さらにその停止位置を、停止前の回転数またはトルクにより変化させることにより、停止時の低い振動を実現することができる。

【0023】これらの電動機のトルク制御装置は、出力する電圧または電流値が、回転角に対して隣接する他の制御量演算手段の出力値との差があらかじめ定められた所定の値以下になるように制限されるトルク制御手段を備えていてもよい。これにより、安定したトルク制御が実現できる。

【0024】これらの電動機のトルク制御装置は、トルク制御における加速度制御出力、速度制御出力または速度差制御出力のそれぞれに対して、そのトルク指令の上下限をインバータの電気容量等の値に設定するトルク制御手段を備えていてもよい。これにより、装置の保護を実現することができる。

【0025】また、電動機のトルク制御装置は、これらのトルク指令が制限される最小値および最大値の範囲が、与えられた所定の制御調整率により、あらかじめ与えられた最小値、最大値の範囲より制御調整率を掛けた範囲に調整制限される制御量調整手段を備えていてもよい。これにより、制御量の調整により必要な制御量に合ったトルク制御が実現される。

【0026】さらに、これらの電動機のトルク制御装置は、外部から制御調整率を入力する制御調整率入力手段を備えていてもよい。これにより、ユーザが省エネ重視の運転設定を選択できるような装置が実現される。

【0027】また、これらの電動機のトルク制御装置に おいては、インパータの出力電圧が最大値に達した場 合、制御調整率が変更されてもよい。これにより、電圧 飽和時の電圧波形の乱れ、不安定駆動を回避することが できる。

【0028】さらに、これらの電動機のトルク制御装置においては、インバータの出力電圧が最大値に達した場合、制御調整率を所定の時間変化率で変更するようにしてもよい。これにより、制御調整率の変更時の切替衝撃を低減することができる。

【0029】また、これらの電動機のトルク制御装置に おいては、所定の回転数以上では、トルク制御を中止す るようにしてもよい。これにより、運転効率の高いトル ク制御が実現される。

【0030】さらに、これらの電動機のトルク制御装置は、トルク制御の中止時には、制御調整率を一定の割合でもって減少させていく機能を有していてもよい。これ

により、トルク制御中止時の衝撃を低減することができる。

【0031】また、これらの電動機のトルク制御装置は、電動機の停止時には、電動機の回転出力を停止した後、プレーキ出力を行うインパータを備えていてもよい。これにより、停止時のさらなる低い振動が実現される。

【0032】さらに、これらの電動機のトルク制御装置は、電動機停止時のプレーキ出力を行う時間を電流の変動により決定する機能を有していてもよい。これにより、どのような負荷の場合でも、確実な低振動化が実現される。

[0033]

【発明の実施の形態】本発明において、トルク制御手段は、電動機の回転子の回転加速度または回転速度に対応して電動機への通電を制御することにより回転脈動を低減する。このとき、トルク制御手段は、脈動を抑制する。ために前記回転子の回転加速度をゼロに制御する。

【0034】実施の形態においては、電動機の相電流を検出する2つの電流センサを備え、インバータ内に設けた回転子位置速度検出手段が回転子速度検出手段として機能し、前配2つの相電流から前配回転子の位置および回転速度を検出する。トルク制御手段では、回転子加速度検出手段により前記回転速度を被分して回転加速度を検出し、加速度制御手段により加速度をゼロとするトルク指令補正量をインバータに出力するものとする。なお、上配回転子位置速度検出手段は、インバータの出力と電動機の特性値とから演算される出力電流と実際の電流との差異に基づいて回転子の位置と速度とを検出する。また、脈動を低減するために、回転子速度を一定に制御してもよいのはいうまでもない。

【0035】また、本発明において、トルク制御手段は、起動直後には上記トルク指令補正量が得られないことに対応して、起動時の脈動を抑制するのに必要と考えられる所定のパターンを有するトルク指令補正量を用いて起動時の脈動を抑制する。

【0036】実施の形態では、上記所定のトルク指令補 正量をトルク補正量配億手段にあらかじめ記憶保持して おき、起動時にはそのトルク指令補正量を読み出してト ルク制御し、トルク制御が安定した所定時間後からは、 実際に検出される回転加速度または回転速度によるトル ク制御に移行して脈動を抑制するものとする。

【0037】また、本発明において、トルク制御手段は、本発明におけるトルク制御が脈動を抑制するために電流変化が大きくなり、それが電源電圧の変化に反映されてトルク制御が不確実になることに対処しており、電源電圧の変化によりトルク制御を補正するものとする。実施の形態では、電源電圧を電源電圧検出手段を設け、検出した電源電圧をトルク制御手段に入力して電源電圧の変化によるトルク変化を相殺するようにトルク指令を

補正するものとする。

【0038】また、本発明において、トルク制御手段は、電動機の停止位置が停止時の逆回転振動に大きく影響することに対処しており、電動機の停止時には、電動機の回転子磁極の停止位置が上記振動の小さい位置となるように通電を停止させて振動を抑制する。また、上記逆回転振動は、停止前の回転数やトルクの大きさに依存することに対処して、停止前の回転数またはトルクにより停止位置を変えるように制御する。なお、実施の形態では、たとえば停止前のトルクの大きさを相電流の大きさにより検出するとするが、これに限定されるものではない。

【0039】以下、本発明の具体的な実施の形態を説明 する。

(実施の形態1)以下、本発明の実施の形態1にかかる電動機のトルク制御装置について図面を参照しながら説明する。図1は、実施の形態1にかかる電動機のトルク制御装置の構成を示すブロック図である。図1において、交流電源1からの入力を整流回路2で直流に整流された直流電圧は、インバータ3におけるスイッチング素子5a~5fと環流ダイオード6a~6fとが対になった回路により3相の交流電圧に変換され、それによりブラシレスDCモータである圧縮機モータ4が駆動される。

【0040】インバータ3において、電流センサ7a~7bにより検出された圧縮機モータ4の電流を用いて、圧縮機モータ4の回転子磁極位置を推定検出する回転子位置速度検出手段8により推定された回転子磁極位置の情報に基づいて、正弦波駆動回路9が圧縮機モータ4を駆動するためのドライブ信号をベースドライバ10に出力し、ベースドライバ10は、そのドライブ信号に従って、スイッチング素子5a~5fを駆動するための信号を出力する。また、電流センサ7a~7bにより検出された圧縮機モータ4の電流を用いて、圧縮機モータ4の回転子の速度を推定検出する回転子位置速度検出手段8により推定された回転子の速度と、外部から与えられる目標速度との偏差の情報から、正弦波駆動回路9は回転子速度が目標速度となるように制御する。

【0041】トルク制御手段11において、回転子加速 度検出手段12は、回転子位置速度検出手段8が出力す る回転子速度を微分することにより回転子加速度を演算 する。また、加速度制御手段13は、検出された回転子 加速度と目標加速度とから、加速度が目標加速度となる ように制御するためのトルク指令を正弦波駆動回路9に 出力するとともに、起動時にはトルク補正量配億手段1 4に配億されたトルク指令の補正量を正弦波駆動回路9 に出力したのち、所定時間後には目標加速度とするため のトルク指令を出力する。また、加速度制御手段13 は、分圧抵抗15aと分圧抵抗15bとで分圧された信 号に基づいて電源電圧検出手段16が検出した電源電圧 の情報により、トルク指令に補正を加えて安定なトルク 制御を実現している。

【0042】次に、回転子位置速度検出手段8の動作について、図面を参照しながら説明する。図2は、回転子位置速度検出手段8の構成および動作の一例を示すプロック図である。図2において、3相2相変換手段8aは、電流センサ7a~7bにより検出された電流iuと

電流 $i \ v$ を、現在の回転子位置推定情報 θ を用いて式 (1) により、現時刻 t のプラシレスD Cモータの回転 磁界の軸 δ 方向の電流 i δ (t)と磁束の向きの軸 γ 方向の電流 i γ (t) とに変換する。

【0043】 【数1】

$$i_a = \sqrt{3/2 \times I_u}$$

$$i_b = \sqrt{1/2 \times (I_u + 2 \times I_v)}$$

$$\begin{bmatrix}
 i_r \\
 i_s
 \end{bmatrix}
 = \begin{bmatrix}
 cos(\theta) & sin(\theta) \\
 -sin(\theta) & cos(\theta)
 \end{bmatrix}
 \begin{bmatrix}
 I_a \\
 I_s
 \end{bmatrix}$$

【0044】モータモデル電流演算手段8bは、モータ 定数(R:抵抗、Ld:d軸インダクタンス、Lq: $q軸インダクタンス、TS:制御周期)、電流i<math>\delta$ 、i γ 、インバータ出力電圧 $V\gamma$ 、 $V\delta$ 、推定速度 ω M、および推定逆起電圧eMの情報を用いて、プラシレスDC

モータのモデル式から式 (2) により、制御周期Ts における現時刻 t のモータ電流 i $M\delta$ (t)および i $M\gamma$ (t)を推定する。

【0045】 【数2】

$$\begin{bmatrix} \mathbf{1}_{\tau N}(t) \\ \mathbf{1}_{\theta N}(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \mathbf{1} - \frac{R}{L_d} T \mathbf{s} & \omega_N \frac{L_d}{L_d} T \mathbf{s} \\ -\omega_M \frac{L_d}{L_q} T \mathbf{s} & \mathbf{1} - \frac{R}{L_q} T \mathbf{s} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \mathbf{1}_{\sigma}(t-1) \\ \mathbf{1}_{\sigma}(t-1) \end{bmatrix} + \frac{T \mathbf{s}}{L_d L_q} \begin{bmatrix} L_q V_{\sigma}(t-1) \\ L_d V_{\phi}(t-1) \end{bmatrix} + \frac{T \mathbf{s}}{L_d L_q} \mathbf{e}_N \begin{bmatrix} \mathbf{0} \\ \mathbf{1} \end{bmatrix} ----- (2)$$

【0046】推定されたモータ電流 $iM\delta(t)$ および $iM\gamma(t)$ と、実際に検出された電流 $i\delta(t)$ および $i\gamma(t)$ とを用いて、モータモデル誤差が原因で発生したと考えられる電流誤差 Δ $i\delta(t)$ および Δ $i\gamma(t)$ が式

- (3) により求められる。
- [0047]
- 【数3】

$$\begin{bmatrix} \Delta \mathbf{i}_{\tau}(t) \\ \Delta \mathbf{i}_{\rho}(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \mathbf{i}_{\rho}(t) \\ \mathbf{i}_{\rho}(t) \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} \mathbf{i}_{n}(t) \\ \mathbf{i}_{\rho}(t) \end{bmatrix} - \dots$$
(3)

【0048】この電流誤差は、推定逆起電圧 e M 、推定位置θ、および推定速度ω M に起因するため、この電流 誤差の情報を用いれば、推定逆起電圧 e M 、推定位置θ および推定速度ω M を正確な値に修正することが可能で ある。逆起電圧推定手段8 c は、式(4)により電流誤

[0049]

【数4】

$$B_{M}(t) \cong B_{M}(t-1) - Ge \Delta i_{s}(t) - (4)$$

【0050】また、速度推定手段8dは、式(5)により推定逆起電圧eM、逆起電圧係数KE、電流誤差△i

 γ 、制御周期Ts、および速度平均値 ω MOとゲインG θ により推定速度 ω M を推定する。

$$\omega_{\rm H}(t) = \frac{\theta_{\rm H}(t)}{K_{\rm p}} + \frac{G_{\rm p}}{Ts} \cdot \sin(\omega_{\rm M0}(t-1)) \cdot \Delta I_{\rm r}(t) \qquad (5)$$

【0052】また、位置推定手段8 e は、式 (6) により、制御周期Ts、推定速度 ωM から推定位置 θM を推定する。この演算により、回転子の位置および速度が推定される。

[0053]

【数6】

$$e_{M}(t) = e_{M}(t-1) + Ts \cdot e_{M}(t) - (6)$$

【0054】次に、この実施の形態における正弦波駆動 回路9の動作について図面を参照しながら説明する。図 3は、正弦波駆動回路9の1つの実施の形態の構成と動作とを示すプロック図である。図3において、まず、3 相2相変換手段8 a は、推定された回転子位置θを用いて、電流センサ7a ~7b により検出された電流iu、iv から式(1) により電流iδと電流iγに変換される。

【0055】さらに、現在の速度と目標速度との偏差の情報から、速度を目標速度に追従するようにトルク指令が速度制御手段9aにより演算される。さらに、トルク制御手段11により演算されたトルク指令補正量が加算されたトルク指令に対し、現在の電流iδの偏差から電流δPI制御手段9bにより、一般的なPI制御により出力指令を求め、δ軸方向の出力とする。一方、現在の電流iγの偏差から電流γPI制御手段9cにより、一般的なPI制御により出力指令を求め、γ軸方向の出力とする。求められた2方向の出力VδとVγから、出力波形が正弦波となるように3相の出力電圧Vu、Vv、Vwが、推定された回転子の位置θを用いて一般的な2相3相変換手段9dにより式(7)により変換して求められる。

【0056】 【数7】

$$\begin{bmatrix} V_{a} \\ V_{b} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \cos(\theta) - \sin(\theta) \\ \sin(\theta) & \cos(\theta) \end{bmatrix} \begin{bmatrix} V_{r} \\ V_{r} \end{bmatrix}$$

 V_u = $\sqrt{2/3}$ 0 V_u = $\sqrt{1/6}$ $\sqrt{1/2}$ V_u V_b V_b

【0057】さらに、電源電圧による補上を電源電圧補 正手段9eにより行い、求められた3相出力電圧を実現 するように、3相分の6つのスイッチング素子5a~5 f のオンオフを決定するゲート信号がゲート信号発生手 段9fにより演算され、ベースドライバ10へ出力され る。

【0058】次に、この実施の形態におけるトルク制御手段11の一例の動作について説明する。図4は、圧縮機モータ4の回転角度に対する負荷トルク、速度、検出速度、検出加速度、およびトルク指令補正量の変化の一例を示す波形図である。先に説明したように、圧縮機、とくに1ピストンロータリ圧縮機の負荷トルクは、その回転角度により大きく変動する。このような負荷トルク変動がある場合、回転子の速度は、図に示したように、負荷トルクが大になると低下し、逆に負荷トルクが小さいときには増加するというように変動する。一方、加速度は、負荷トルクと正反対の形で負荷トルクが大きいときには、加速度が低下するというように変動する。いま、圧縮機の振動を低下させたいのであるから、負荷ト

かが必要な位置でインバータ3による出力トルクを最大にし、逆に負荷トルクが低い位置でインバータ3による出力トルクを低下させれば、トルクが釣り合って振動が低減される。

【0059】図5は、この実施の形態におけるトルク制御手段11の構成と動作を示すブロック図である。速度脈動を低減するのが目的であるので、速度変動を低減すればよいが、速度変動を低減するには、加速度成分を0にするようにトルクを制御すればよいことは明白である。そこで、まず、回転子加速度検出手段12は、回転子位置速度検出手段8により得られた速度を用いて、その値の変動を計算することにより回転子の加速度を演算する。さらに、目標である加速度0との偏差から加速度差を求める。トルク脈動は、回転子の回転に対してあるパターンを持つものであるので、制御も回転子の角度位置により切り替えることにより、制御遅れの影響を排除した制御が可能となる。

【0060】すなわち、加速度を制御するとき、回転子の所定の位置に対しては、その位置に対応した加速度を

用いて制御を実施しなければ、加速度制御の制御遅延により制御性能が悪化する。したがって、回転子の位置を複数の領域に分け、その領域ごとに加速度制御の演算を

 $tr(n+1, i)=tr(n, i)-Ga\times a(i)$

ここで、tr(n, i):インパータトルク指令 (n:回転

目、 i :回転子位置)

a(i):回転子加速度(i:回転子位置)

Ga:制御ゲイン

ここでは、加速度制御を回転子角度位置に対してN個の 領域に分けて加速度制御#1手段17ないし加速度制御 #N手段18において演算を行うこととする。さらに、 実際の回転子角度は連続であるので、回転子角度位置に 対する制御出力は、トルク指令補正量補間手段19により、N個の制御出力の補間値として出力される。

【0062】図6は、トルク指令補正量補間手段19の動作を示す特性図である。加速度制御#1手段17ないし加速度制御#N手段18により1回転中のN個の制御出力が求められるが、回転子角度位置は連続量であるため、任意の位置に対するトルク指令補正量は、N個の制御出力の、たとえば線形補間により求められる。

【0063】なお、この実施の形態では、加速度を用いたトルク制御手段11の制御例について説明したが、速度について同様の制御を実施しても同様のトルク制御効果が得られることは明白である。

【0064】図7中のグラフ(1)およびグラフ(2)は、本発明の電動機のトルク制御装置により得られた制御結果の一例を示す波形図である。図7中のグラフ

(1) は、トルク制御を実施しない場合の圧縮機振動加速度、トルク指令、モータ電流、および検出回転子加速度の推移の一例を示す。このように、トルク指令一定とするトルク制御なしの場合には、圧縮機の負荷トルクの脈動の影響を受けて回転子加速度も変動し、それにより圧縮機の振動が大きくなっている。図7中のグラフ

(2) は、トルク制御を実施した場合の実験結果の一例を示す。このように、検出した回転子加速度に応じてトルク指令を操作することにより、圧縮機の負荷トルクの大きなところではモータ出力のトルク指令を増加させ、負荷トルクの小さなところではモータ出力のトルクを低下させることにより、振動レベルが低下している。

【0065】図8は、1ピストンロータリ圧縮機の回転停止角度に対する最大逆回転速度の実験結果を示す。最大逆回転速度は停止時の衝撃の原因であり、この値が大きいほど停止時の振動が大きくなる。図8からわかるように、回転を停止する角度により停止時の振動は大きく変動する。このことから、所定の回転停止角度に制御できれば、停止時の振動レベルを少なくすることが可能である。また、この回転停止角度と最大逆回転速度との間の関係は、そのときの圧縮機負荷、圧縮機回転数により変化する。すなわち、圧縮機負荷が大きくなればなるほど、逆回転のエネルギーが大きくなる傾向にあるため、

実施することとする。演算は下記の式(8)による。 【0061】

. (8)

圧縮機負荷に対応して回転停止のタイミングを前後にずらす必要がある。同様に、圧縮機回転数の変動に対応して回転停止のタイミングをずらす必要がある。この実施の形態における正弦波駆動回路 9 は、電流 i δ から圧縮機負荷トルクを推定し、圧縮機負荷トルクに応じて回転停止のタイミングを決定し、その運転環境に応じて振動が最小になるような停止位置を決定し、インバータ3の出力を停止する。

【0066】図9は、整流回路2の直流出力電圧、すな わちインバータ3への電源電圧の推移の一例を示す特性 図である。トルク脈動が激しい圧縮機、たとえば1ピス トンロータリ圧縮機のような負荷をインバータ3により 駆動する場合、とくに、この実施の形態におけるトルク 制御手段11のようにトルク制御を行う場合、圧縮機の 1回転中でインバータ3による出力トルクが変動するた めに出力電流も回転に同期して変動し、さらに一般的な 構成の整流回路2を用いた場合では、それに応じて出力 電圧も脈動することとなる。そのため、この図9に示し たように、電圧が最大Vmax 、最小Vmin の間で変動す る。それに応じて出力トルクも影響を受けるため、トル ク制御が収束するまでの時間が長くなるなどの問題が生 じる。それに対してこの実施の形態では、電源電圧検出 手段16により求められた電源電圧値を用いてインバー タ3による出力トルクに補正をかけることにより、制御 性能を向上させる。

【0067】すなわち、図10に示すフローチャートのように制御する。まず、ステップS11において、電源電圧検出手段16により電源電圧が検出される。次に、ステップS12において、正弦放駆動回路9における2相3相変換手段9dにより三相の出力電圧Vu、Vv、Vwが演算される。そして、ステップS13において、電源電圧補正手段9eによりPWMの通電率が、電源電圧Vinと出力電圧Vu、Vv、Vwとの比から求められる。さらに、ステップS14において、ゲート信号発生手段9fにより、求められた通電率に応じたゲート信号がペースドライバ10に出力される。

【0068】次に、トルク補正量記憶手段14を用いたトルク制御手段11の制御起動性能の向上機能について説明する。図11は、トルク制御の起動時と定常運転時の負荷トルクおよびトルク指令補正量の推移の一例を示す特性図である。定常運転中は、制御も安定し、負荷トルクに対してトルク指令補正量が制御されて、釣り合って安定している。しかし、起動時には、まだ制御が実行されていないため、トルク指令補正量は、制御がなされない状態、すなわちトルク指令補正量0の状態であり、制御が不成立であり、したがって、トルク脈動が激し

く、起動時の振動は過大となる。

【0069】それに対し、この実施の形態では、トルク 補正虽記憶手段14を備え、起動時には、あらかじめほ ぼ制御性能が保証されるような記憶されたトルク指令補 正量に従って制御がなされるため、起動時から振動を低 減することができる。

【0070】すなわち、図12に示すフローチャートの ように、ステップS21で起動命令が確認されると、ま ず、ステップS22においてトルク指令補正量がトルク 補正量記憶手段14からロードされる。次に、ステップ S23において、加速度制御手段13により加速度制御 の演算が開始された後、ステップS24において制御演 算が安定するまでの一定時間が経過すれば、ステップS 25において、加速度制御手段13により求められた加 速度制御の出力に基づいてトルク指令が演算出力され る。以上の手順により、起動時にもトルク制御性能を向 上させている。

【0071】 (実施の形態2) 以下、本発明の実施の形 態2を説明する。図16は、本発明の実施の形態2にか かる電動機のトルク制御装置のプロック構成図である。 なお、説明の重複を避けるため、図16中において図1 (実施の形態1)と共通の構成要素には、図1と同一の 番号が付して、その説明を省略する。

【0072】実施の形態2では、トルク制御手段11内 に設けられた回転子速度差検出手段20は、回転子位置

tr (n,i):インバータトルク指令

(n:回転目、i:回転子位置)

d(i):回転子速度差(i:回転子位置、m:制御量注入

Ga: 制御ゲイン

ここで、回転子速度差情報をフィードバックする点m は、トルク指令から速度への伝達特性を考え、90度区 間の速度平均化領域の中間より約90度前の位置に設定 する。

【0076】図18は、回転子速度差検出手段20およ び速度差制御手段21の制御処理を表すプロック構成図 である。ここでは、速度差制御を回転子角度位置に対し てN個の領域に分けて速度差制御#1手段23~速度差 制御#N手段24において演算を行う。さらに、制御量 調整手段25により制御量が、制御のかけ具合を表す制 御量調整率により調整された後、回転子の角度位置に対 する制御出力は、トルク指令補正量補間手段19によ り、N個の制御出力の補間値として出力される。

【0077】図19は、速度差制御手段21における制 御安定化のための平滑処理の原理を表す図である。回転 子の回転角度位置に対してN個の領域に分割された各速 度差制御手段の出力する電圧または電流値は、回転角に 対して隣接する他の速度差制御手段の出力値との差があ らかじめ定められた所定の値以下になるように制限され

速度検出手段8から出力される回転子速度情報と回転子 位置情報とから回転子速度差を演算する。そして、速度 差制御手段21においては、回転子速度差検出手段20 によって検出された回転子速度差の値から、速度差が0 となるように制御するためのトルク指令値を演算して、 これを正弦波駆動回路9に出力する。

【0073】また、制御調整率入力手段22は、外部よ り入力される制御調整率を速度差制御手段21に出力す る。そして、速度差制御手段21は、入力された制御調 整率によりトルク制御のかけ具合を調整する。

【0074】次に、本発明にかかる電動機のトルク制御 装置における回転子速度差検出手段20および速度差制 御手段21の動作原理について説明する。図17は、回 転子速度差制御の動作の一例を表す概念図である。回転 子速度差検出手段20は、回転子位置速度検出手段8に より検出された速度情報を用いて、回転子の互いに相対 する位置にある2つの90度区間の平均速度1および平 均速度2を求める。これらの速度に差がある場合は、回 転子の回転に変動があり、それにより振動が発生してい ることになるので、その速度差を低減するため、速度差 情報をフィードバックして、電流指令値を調整する。調 整の方法は、前記の例にて示した加速度制御の調整式と 同様に、次の式(9)により演算される。

[0075]

 $t'r (n+1, i) = t r (n, i) -Ga \times d(i-m) \cdot \cdot \cdot \cdot \cdot (9)$

る。このような平滑処理がない場合のトルク指令値の分 布特性が図19中のグラフ(2)に表されている。ま た、平滑処理を実行した場合の特性が、図19中のグラ フ(1)に表されている。図19から明らかなとおり、 隣接する出力差を制限しない場合には、局所的なノイズ などにより制御が安定せず、制限した場合には、制御が 安定する。

【0078】図20は、速度差制御手段21における制 御量調整手段25の制御量調整の原理を表す図である。 回転子の回転角度位置に対してN個の領域に分割された 各速度差制御手段の出力する電圧または電流値は、目標 速度と速度との差により得られる平均トルク指令と加算 されて、トルク指令として正弦波駆動回路9によりモー タ4を駆動するための出力に変換される。その出力値 は、その最小値、最大値の範囲内に入るように制限され る。その最大値は、インパータ3内のスイッチング素子 5a ~5fの電流容量を超えないように設定されてい る。通常運転時には、この最小値、最大値の範囲内にト ルク指令値が入るようにトルク指令補正量が調整されて

【0079】装置の運転モードを切り替えた場合や、イ ンバータの出力電圧が最大値に達した場合などに、トル ク制御の効果を低減させたい場合には、制御調整率によ り制御効果を調整する。図20中のグラフ(2)に示す

ように、制御調整率が与えられた場合は、トルク指令の 範囲が狭い範囲に制限される。そのトルク指令の範囲 は、平均トルク指令をmt、トルク指令上限をmax

t、制御調整率をt de c とすれば、次の式(1 0)のようになる。

[0080]

ここで、min[]は、少ないほうの値の選択を表す。つまり、平均トルク指令を実現しつつ、トルク指令範囲が、スイッチング素子5a~5fにより決まる範囲に入る条件の下、トルク指令の変動幅を制御調整率分変更することにより、トルク制御の掛り具合を調整する。なお、図20中のグラフ(1)に示すように、制御調整率が設定されない場合は、トルク指令の範囲が非常に広がることになる。

【0081】図21は、トルク制御装置が空調機の圧縮機を駆動する装置である場合に、居住者がその空調機の運転モードを切り替えるための装置としての制御調整率入力手段22の一例である。居住者が、空調機の運転モードを快適から省エネモードに重点を置いた場合、その入力値に応じて制御調整率が減少させられ、それによりトルク制御のかかり方が、許容振動の範囲内で減少する。それにより、若干、室外機の振動は増加するが、許容範囲範囲内であるため問題はない。その時、トルク制御のトルク指令の範囲が狭くなるため、電流変動が少なくなり、省エネとなる。逆に、快適モードとした場合は、その逆である。

【0082】図22は、インバータ3の出力電圧が最大値に達した場合の、速度差制御手段21の動作を表す図である。圧縮機モータ4の負荷が増大し、インバータ出力電圧が最高値に達した場合、正弦波、またはそれに近い広角通電で駆動している場合には、電圧波形が乱れ駆動が不安定になるなどの影響がある。そのため、インバータ出力電圧を多大にするのは望ましくなく、所定の範囲に制限する必要がある。一方、トルク制御を実施する場合、トルク補正をかけるため、インバータ出力電圧が変動し、最大値に達し易くなる。

【0083】したがって、インバータ出力電圧が最大値に達した場合、まず、トルク制御の利き具合を制御調整率により調整して、インバータ出力電圧が過大になるのを抑えることができる。インバータ出力電圧が最大値に達した場合、この制御調整率を一定の時間率で低下させ、それによりインバータ出力電圧を低下させる。さらに、インバータ出力電圧が低下していった場合、トルク制御をさらにかけることができるため、制御調整率を増加させる。このようにして、トルク制御時の電圧飽和対策が実現される。

【0084】空調機の圧縮機を駆動するトルク制御装置の場合、圧縮機の特性上、低回転数ほど振動が増大する傾向がある。その振動を低下させるためトルク制御を実施する必要があるが、トルク制御は、電流の変動を伴う

ため運転効率を低下させてしまう。従って、振動が許容 範囲にある場合には、トルク制御を停止した方が省エネ の効果によりメリットがある。

【0085】図23は、トルク制御装置におけるトルク制御の実施方式について表した図である。所定の切替回転数、たとえば50r.p.s.以下では、振動を低減するためにトルク制御を実施し、それ以上では、省エネ性を考慮してトルク制御を実施する。

【0086】次に、トルク制御終了時の処理について説明する。トルク制御をいきなり遮断した場合、電動機の振動が急激に増加するため、衝撃が発生する。それを回避するためには、徐々にトルク制御の効果を低減していく必要がある。図24は、トルク制御の円滑停止方式について表した図である。通常運転時には、トルク指令上方式について表した図である。通常運転時には、トルク指令は先に説明したように、スイッチング素子5a~5fの電流容量により規定される上下限値の範囲内に収まるように制御されている。トルク制御の停止指示が発生してから、制御調整率を時間に対して一定の割合で減少させていくことにより、制御量調整手段25においてトルク指令の値の範囲が徐々に狭められていき、トルク制御の効果が徐々に低減していく。さらに時間が経過し、制御調整率が0になると、トルク制御の効果がなくなり、取均トルク指令による一定出力のインバーク運転となる。

【0087】次に、トルク制御終了時の振動低減方法の一手法について説明する。上記にて説明したように、1ピストンロータリ圧縮機の回転停止時には振動が大となる。これに対して、所定の回転停止角度に制御し、停止時の振動レベルを少なくする方式は述べたが、さらに、停止時に、プレーキ出力を行うことにより振動をさらに低減することができる。

【0088】図25は、停止時のロータの動きの一例を示した図である。運転時には、正弦波状の電流波形により回転駆動されているが、停止と共に回転のための通電が停止される。それと同時に、電動機に対し一定電圧を加えて、直流電流を流すことにより、ブレーキが掛けられる。ブレーキにより、停止時の振動は、急速に低減し、振動低減後に停止ブレーキを終了する。

【0089】図26は、停止時の電流波形の一例を示した図である。回転停止とともに、停止プレーキが掛けられる。一方、電流は、プレーキにより一定の電流と、ロータの振動により発生される振動電流成分により変動する。その変動が、一定の値以下になった場合、振動が収まったと判断して、停止プレーキを終了する。これにより、どのような負荷のもとでも効果的に圧縮機振動を低

減することができる。

【0090】なお、以上の実施の形態では、電流センサ7a~7bをインバータ3の中に設けた場合について説明したが、回転子加速度検出手段12に備えてもよく、また、回転子位置速度検出手段8に備えたものとしてもよいことはいうまでもない。

【0091】また、以上の実施の形態におけるインパータ3およびトルク制御手段11は、専用のハード回路で実現しても、またマイクロコンピュータを利用したソフトウェアで実現してもよいことはいうまでもない。

[0092]

【発明の効果】以上のように本発明の電動機のトルク制御装置によれば、トルク脈動の大きい圧縮機などの負荷要素を駆動する場合でも、電動機の回転子の回転加速度または回転速度を検出し、それにより加速度または速度を制御することにより回転脈動を低減させるとともに、通電を電気角で120度より大きく180度以下で実施して、正弦波に近い滑らかな電流波形により低い騒音レベルも実現するものである。

【0093】さらに、電動機の回転子の回転角に対して相対する位置の回転速度の差を制御することにより、安定したトルク制御を正弦波に近い滑らかな電流波形により低い騒音レベルで実現するものである。

【0094】また、トルク制御手段は、起動時には、トルク補正量記憶手段に記憶されたトルク指令補正量に基づいて電動機に与える電圧または電流のいずれかを制御することにより、起動時から安定した低振動、低騒音が実現されるものである。

【0095】さらに、トルク制御手段は、電源電圧検出手段により検出されたインバータの電源入力の電圧の値に基づいて出力電圧に補正をかけることにより電源が不安定でも安定して低振動、低騒音が実現されるものである。

【0096】加えて、電動機の停止時には、電動機の回転子磁極の所定の位置で通電を停止し、さらにその停止位置を、停止前の回転数またはトルクにより変化させることにより、停止時の低い振動が実現されるものである。

【0097】トルク制御における加速度制御出力、速度 制御出力または速度差制御出力のそれぞれに対して、隣 接するトルク指令の差に制限を持たせることにより、ト ルク制御動作が安定するものである。

【0098】また、トルク制御における加速度制御出力、速度制御出力、速度差制御出力、それぞれに対して、そのトルク指令の上下限をインパータの電気容量等の値に設定することにより、装置の保護を実現するものである。

【0099】さらに、トルク制御におけるトルク指令が、あらかじめ与えられた所定の最小値、最大値の範囲より制御調整率を掛けた範囲に調整制限されることによ

り、トルク制御の制御効果の調整が可能となるものであ る。

【0100】加えて、制御調整率入力手段により外部から制御調整率を入力することにより、ユーザが省エネ重視の運転設定を選択できるような装置が実現される。また、インバータの出力電圧が最大値に達した場合に、制御調整率を変更することにより、電圧飽和時の電圧波形の乱れ、不安定駆動を回避することができるものである。さらに、制御調整率を所定の時間変化率で変更することにより、制御調整率の変更時の切替衝撃を低減するものである。

【0101】振動の比較的低い高速領域におけるトルク 制御を中止することにより、運転効率の高いトルク制御 が実現される。さらに、トルク制御の中止時には、制御 調整率を一定の割合でもって減少させていくことによ り、トルク制御中止時の衝撃を低減するものである。

【0102】電動機の停止時には、電動機の回転出力を 停止した後、プレーキ出力を行うことにより、停止時の さらなる低振動、迅速な停止が実現されるものである。 また、電動機停止時のプレーキ出力を行う時間を電流の 変動により決定することにより、どのような負荷の場合 でも、確実な低振動化が実現されるものである。

【図面の簡単な説明】

【図1】 本発明の実施の形態1にかかる電動機のトルク制御装置の構成を示すプロック図である。

【図2】 実施の形態1における回転子位置速度検出手 段の構成と動作とを示すプロック図である。

【図3】 実施の形態1における正弦波駆動回路の構成と動作を示すブロック図である。

【図4】 実施の形態1における圧縮機モータの回転角 度に対する負荷トルク、速度、検出速度、検出加速度お よびトルク指令補正量の変化の一例を表す図である。

【図5】 実施の形態1におけるおけるトルク制御手段 の構成と動作とを示すブロック図である。

【図6】 実施の形態1におけるトルク指令補正量補間 手段の動作を示す特性図である。

【図7】 実施の形態1により得られた制御結果の一例を示す特性図である。

【図8】 1ピストンのロータリ圧縮機の回転停止角度 に対する最大逆回転速度の実験結果の一例を示す特性図 である。

【図9】 整流回路の直流出力電圧の推移の一例を示す 特性図である。

【図10】 実施の形態1における電源電圧補正方法を 示すフローチャートである。

【図11】 トルク制御の起動時および定常運転時の負荷トルクおよびトルク指令補正量の推移の一例を示す特性図である。

【図12】 実施の形態1におけるトルク補正量記憶手段を用いたトルク制御手段の制御起動性能向上機能の動

作を示すフローチャートである。

【図13】 従来のロータリ圧縮機の負荷トルク変動の 一例を示す特性図である。

【図14】 従来のトルク制御装置におけるトルク制御 駆動時の電流の一例を示す波形図である。

【図15】 従来のトルク制御装置におけるトルク制御 駆動時の圧縮機の円周方向の振動の一例を示す波形図で ある。

【図16】 本発明の実施の形態2にかかる電動機のトルク制御装置のブロック構成図である。

【図17】 実施の形態2における回転子速度差制御の 動作を表す概念図である。

【図18】 実施の形態2における回転子速度差検出手段および速度差制御手段の制御処理を表すプロック構成図である。

【図19】 実施の形態2における速度差制御手段における制御安定化のための平滑処理の原理を表す図である。

【図20】 実施の形態2における速度差制御手段における制御量調整手段の制御量調整の原理を表す図である。

【図21】 居住者が空調機の運転モードを切り替える ための、制御調整率入力手段の一例である。

【図22】 インバータの出力電圧が最大値に達した場合の、速度差制御手段の動作を表す図である。

【図23】 トルク制御装置におけるトルク制御の実施 方式について表した図である。 【図24】 トルク制御の円滑停止方式について表した 図である。

【図25】 停止時のロータの動きの一例を示した図である。

【図26】 停止時の電流波形の一例を示した図である。

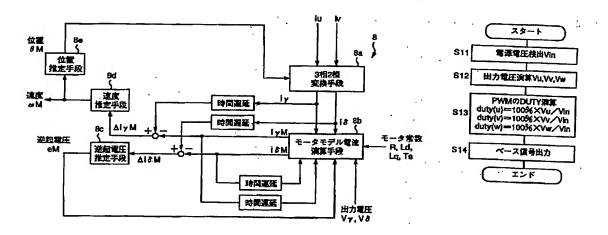
【符号の説明】

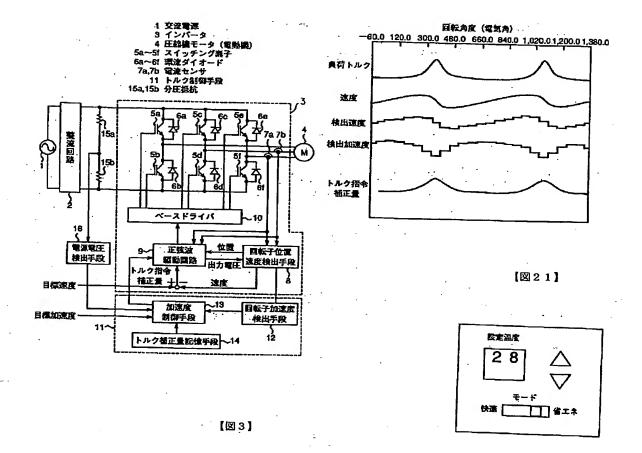
1 交流電源、 2 整流回路、 3 インバータ、 4 圧縮機モータ (電動機)、 5a~5f スイッチ ング案子、 6 a~6 f 環流ダイオード、7 ベース 7 a ~ 7 b 電流センサ、 8 回転子位 置速度検出手段(回転子速度検出手段)、 8 a 2相変換手段、 8 b モータモデル電流演算手段、 8 c 逆起電圧推定手段、 8 d 速度推定手段、 e 位置推定手段、 9 正弦波駆動回路、 速 度制御手段、 9 b 電流δ P I 制御手段、 流γPI制御手段、 9 d 2相3相変換手段、 電源電圧補正手段、 9 f ゲート信号発生手段、 0 ベースドライバ、11 トルク制御手段、 12 回転子加速度検出手段、 13 加速度制御手段、 4 トルク補正量記憶手段、 15a、15b 分圧抵 16電源電圧検出手段、 抗、 17 加速度制御#1 手段(制御量演算手段)、 18加速度制御#N手段

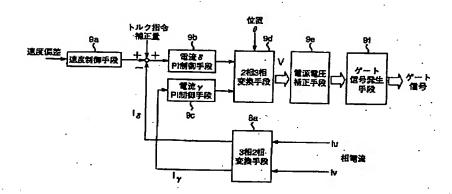
(制御量演算手段)、 19 トルク指令補正量補間手段、20 回転子速度差検出手段、 21 速度差制御手段、 22 制御調整率入力手段。

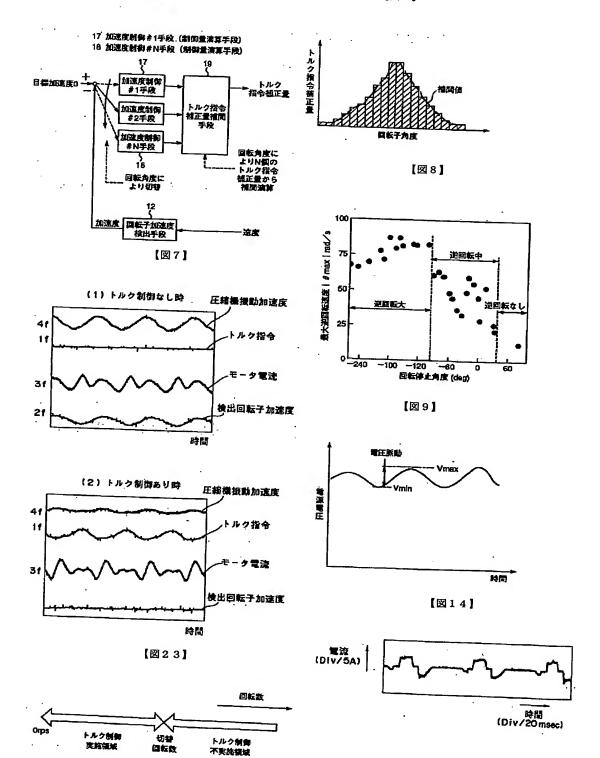
【図2】

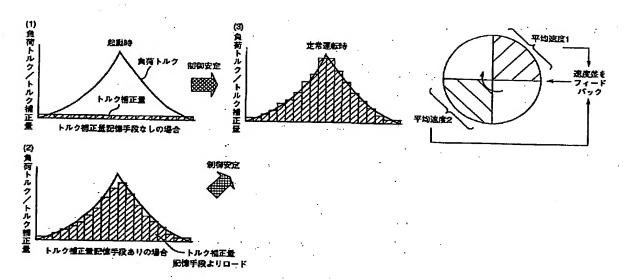
【図10】





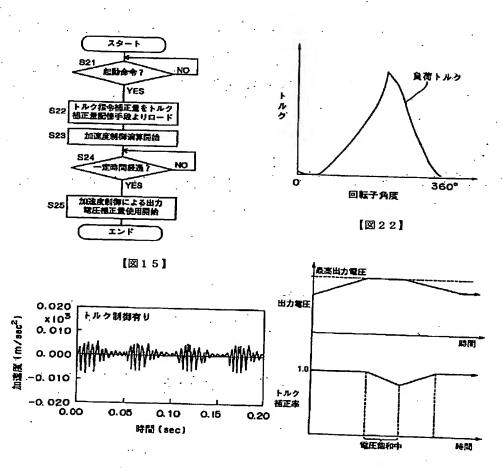




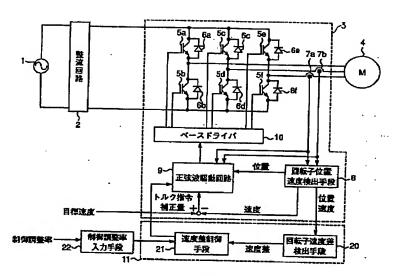


【図12】

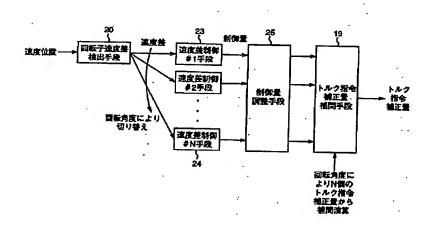
【図13】



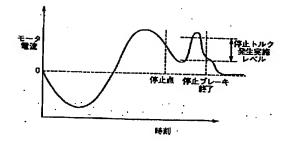
【図16】



【図18】

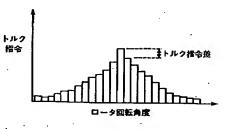


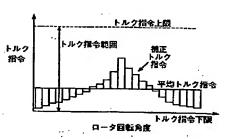
【図26】





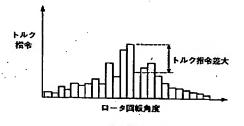
【図20】

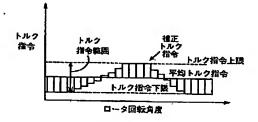




(1) 平滑処理あり時

(1) 補正率設定なし



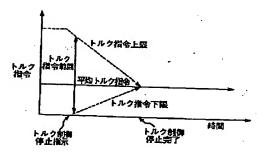


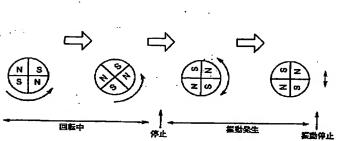
(2) 平滑処理なし時

(2) 補正率設定あり

【図24】

【図25】





フロントページの続き

(51) Int. Cl. ⁷		識別記号	FI		テーマコード(参考)	
H 0 2 P	5/00	•	H02P	5/00	Q	
2	21/00			5/41	303Z	
	5/41	303		5/408	н	
	6/16				C	
	6/20			6/02	341N	
	6/24	•			3 4 1 K	
					3 4 1 L	

(72)発明者 田澤 徹

大阪府門真市大字門真1006番地 松下電器 産業株式会社内

(72) 発明者 東 光英

大阪府門真市大字門真1006番地 松下電器

産業株式会社内